### (12)特許協力条約に基づいて公開された国際出願

### (19) 世界知的所有権機関 国際事務局



## 

### (43) 国際公開日 2003 年9 月12 日 (12.09.2003)

### **PCT**

### (10) 国際公開番号 WO 03/074346 A1

(51) 国際特許分類?:

\_\_\_\_

B62D 21/02, 21/11 (72) 発明者

(21) 国際出願番号:

PCT/JP03/02473

(22) 国際出願日:

2003年3月4日 (04.03.2003)

(25) 国際出願の言語:

日本語

(26) 国際公開の言語:

日本語

(30) 優先権データ:

特願2002-58855

2002年3月5日(05.03.2002) JP

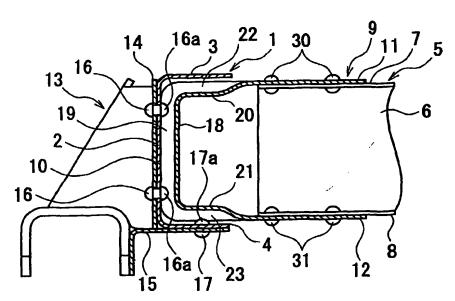
(71) 出願人 *(*米国を除く全ての指定国について*)*: いすゞ 自動車株式会社 (ISUZU MOTORS LIMITED) [JP/JP]; 〒140-8722 東京都 品川区 南大井 6 丁目 2 6番 1 号 Tokyo (JP).

- (72) 発明者; および
- (75) 発明者/出願人 (米国についてのみ): 伊藤 淳 (ITO,Jun) [JP/JP]; 〒252-8501 神奈川県 藤沢市 土棚 8 番地 いすゞ自動車株式会社藤沢工場内 Kanagawa (JP). 松本文隆 (MATSUMOTO,Fumitaka) [JP/JP]; 〒252-8501 神奈川県 藤沢市土棚 8 番地 いすゞ自動車株式会社藤沢工場内 Kanagawa (JP). 斉藤 政信 (SAITO,Masanobu) [JP/JP]; 〒252-8501 神奈川県 藤沢市 土棚 8 番地 いすゞ自動車株式会社藤沢工場内 Kanagawa (JP). 佐藤浩至 (SATO,Hiroshi) [JP/JP]; 〒252-8501 神奈川県 藤沢市土棚 8 番地 いすゞ自動車株式会社藤沢工場内 Kanagawa (JP).
- (74) 代理人: 米山 尚志 (YONEYAMA, Hisashi); 〒160-0022 東京都 新宿区 新宿6丁目29番8号 新宿福智ビル 5階 米山国際特許事務所 Tokyo (JP).
- (81) 指定国 (国内): CN, US.

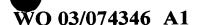
/続葉有]

(54) Title: CONNECTION STRUCTURE OF SIDE MEMBER TO CROSS MEMBER

(54) 発明の名称: サイドメンバとクロスメンバとの連結構造



(57) Abstract: A connection structure of a side member to a cross member, wherein a leaf spring bracket is fixed to the lateral outer surface of the vertical wall of the side member with rivets passed through the vertical wall, a gusset connecting the lateral end part of the cross member to the side member comprises a vertical plate and upper and lower lateral plates, the vertical plate is fixed to the vertical wall of the side member, the upper and lower lateral plates extend from the upper and lower ends of the vertical plate to a lateral inner side and are fixed to the upper wall and lower wall of the cross member, the vertical plate comprises ribs swelling to the lateral inner side, the ribs form recessed parts in the lateral outer surface of the vertical plate, and the portions of the rivets projected from the lateral inner surface of the vertical wall are stored in the recessed portions, whereby the vertical plate is fixed to the lateral inner surface of the vertical wall in a surface-contact state.





(84) 指定国 *(*広域): ヨーロッパ特許 (AT, BE, BG, CH, CY, CZ, DE, DK, EE, ES, FI, FR, GB, GR, HU, IE, IT, LU, MC, NL, PT, RO, SE, SI, SK, TR).

2文字コード及び他の略語については、定期発行される各PCTガゼットの巻頭に掲載されている「コードと略語のガイダンスノート」を参照。

#### 添付公開書類:

国際調査報告書

(57) 要約: サイドメンバの縦壁の車幅方向外面には、縦壁を貫通するリベットによって、リーフスプリングブラケットが固定される。クロスメンバの車幅方向端部とサイドメンバとを連結するガセットは、縦板と上下の横板とを有する。縦板は、サイドメンバの縦壁に固定される。上下の横板は、縦板の上下端から車幅方向内側へそれぞれ延びて、クロスメンバの上壁及び下壁にそれぞれ固定される。縦板は、車幅方向内側へ膨出するリブを有する。リブは、縦板の車幅方向外面に凹部を区画形成する。リベットのうち縦壁の車幅方向内面から突出する部分は凹部内に収容される。これにより、縦板は、縦壁の車幅方向内面に面接触した状態で固定される。



### 明細書

# サイドメンバとクロスメンバとの連結構造

### 技術分野

5 本発明は、車体のシャシフレームを構成するサイドメンバとクロスメンバとの連結構造に関する。

### 背景技術

従来より、車体前後方向に配置されたサイドメンバと車 幅方向に配置されたクロスメンバとを、ガセットを介して 10 連結する構造が知られている(従来技術として、実開平5 - 5 8 5 6 9 号公報、実開平4-51871号公報参照)。 例えば、図 5 A 及び図 5 B に示すように、サイドメンバ 101は、縦壁102と、上下の横壁103,104と、 を備えた略U状断面を有する。上下の横壁103,104 15 は、それぞれ縦壁102の上下端から曲折されて車幅方向 内側へ延びる。クロスメンバ105は、側壁106と、上 壁107と、下壁108と、を備えた略U状断面を有する。 上壁107及び下壁108は、それぞれ側壁106の上下 端から曲折されて車体前後方向の一方へ延びる。ガセット 20 109は、縦板110と、上下の横板111、112と、 を有する。縦板110は、サイドメンバ101の縦壁10 2に固定される。上下の横板1111,112は、縦板11 0 の上下端からそれぞれ曲折され、車幅方向内側へ延びる。 上下の横板111、112は、クロスメンバ105の上壁 25 107及び下壁108にそれぞれ固定される。

サイドメンバ 1 0 1 の上下の横壁 1 0 3 , 1 0 4 と クロスメンバ 1 0 5 の上壁 1 0 7 及び下壁 1 0 8 とは、リベット等によって直接連結されず、ガセット 1 0 9 を介して連結される。このため、サイドメンバ 1 0 1 の上下の横壁 1 0 3 , 1 0 4 の上面及び下面から突出するリベット等が存在せず、横壁 1 0 3 , 1 0 4 の上面及び下面をフラットな状態に維持することができ、車体の高さ方向のスペースを有効に活用することができる。

ガセット109が固定されるサイドメンバ101の縦壁
10 102の車幅方向外面には、サスペンション機構(図示外)を支持するためのリーフスプリングブラケット113の取付板部114が固定されている。このようにリーフスプリングブラケット113をサイドメンバ101とクロスメンバ105との連結部分に固定するのは、サスペンション機 構に作用する荷重をサイドメンバ101とクロスメンバ105とに分散させて確実に支持するためである。

また、ガセット109をサイドメンバ101によって強 固に支持する必要があるため、ガセット109の縦板11 0は、サイドメンバ101の縦壁102の車幅方向内面に 20 面接触した状態で固定される。このため、サイドメンバ1 01を挟んで対向配置されるガセット109とリーフスプ リングブラケット113とを、それぞれ単独に縦壁102 に固定することは構造上難しい。例えば、リーフスプリン グブラケット113をリベットによってサイドメンバ10 1の縦壁102に固定した後、ガセット109を縦壁10 2に固定しようとすると、リーフスプリングブラケット1

5

1 3 を固定するリベットのうち縦壁 1 0 2 の車幅方向内面から突出する部分がガセット 1 0 9 の縦板 1 1 0 と干渉してしまい、縦板 1 1 0 とサイドメンバ 1 0 1 の縦壁 1 0 2 との面接触状態が得られなくなる。係る理由から、リーフスプリングブラケット 1 1 3 の取付板部 1 1 4 は、ガセット 1 0 9 の縦板 1 1 0 を固定するためのリベット 1 1 5 によってサイドメンバ 1 0 1 の縦壁 1 0 2 に固定されている。

ところが、上述のように、ガセット109の縦板110

とリーフスプリングブラケット 1 1 3 の取付板部 1 1 4 と 10 を共通のリベット 1 1 5 による共締めによってサイドメン バ 1 0 1 の縦壁 1 0 2 に固定する構造では、これら 3 つの 部材を同時に位置決めして組み付ける必要があるため、組 み付け作業が煩雑である。

係る不都合を解消する構造として、例えば図 6 A 及び図 15 6 B に示すように、ガセット 1 1 6 を上ガセット 1 1 7 と 下ガセット 1 1 8 とにより構成したものがある。

上ガセット117は、上縦板119と上横板120とを有する。上縦板119は、サイドメンバ101の縦壁102に固定される。上横板120は、上縦板119の上端から曲折され、車幅方向内側へ延びて、クロスメンバ105の上壁107に固定される。下ガセット118は、下縦板121と下横板122とを有する。下縦板121は、サイドメンバ101の縦壁102に固定される。下横板122は、下縦板121の下端から曲折され、車幅方向内側へ延び、下縦板121の下端から曲折され、車幅方向内側へ延び、下縦板121の下端から曲折され、車幅方向内側へ延び、ア縦板121の上横板120及び下横板121は、それぞ

れ専用のリベット123,124によってサイドメンバ101の縦壁102に固定される。リーフスプリングブラケット113の取付横板114は、上横板120と下横板121との間に配置された専用のリベット125によってサイドメンバの縦壁102に固定される。

上記構成によれば、予めクロスメンバ105に上ガセット117及び下ガセット118をそれぞれ固定し、サーリーフスプリングブラケット113をリベット125によって固定する。その後、サイドメンバ101に上ガセット117である。すなわち1123によってそれぞれ固定する。すなわち1123によってそれぞれ固定する。すなわち112を117で対セット117でガセット1118を1つのユニットとして組み付け、サイドメンバ101ととリーフスプリングブラケット113とを1つのユニットとしてリーフスプリングブラケット113とを1つのユニットとしてリーフスプリングブラケット113とを1つのユニットとして、組み付けた後、それらユニット同士を組み合わることができる。従って、図5A及び図5Bのように3つの前材を同時に組み付ける場合に比して、組み付け作業性が向上する。

しかしながら、図 6 A及び図 6 Bのようにガセット1 1 6 を上ガセット1 1 7 と下ガセット1 1 8 とに分割して構成した場合、図 5 A及び図 5 Bのように 1 つのガセット 1 0 9 を用いた場合に比して、その剛性の低下が否めない。従って、サイドメンバ 1 0 1 とクロスメンバ 1 0 5 を軸とした結部分における剛性、特にクロスメンバ 1 0 5 を軸とした目転方向のねじり剛性を確保するため、別途補強部材を要する場合があり、部品点数の増大、構造の重量化や複雑化

等を招く恐れがある。

本発明は上記の実情に鑑みてなされたものであって、構造の複雑化や重量化を招くことなく、十分な剛性を得ることができ、且つ組み付け作業性の良好なサイドメンバとクロスメンバとの連結構造の提供を目的とする。

### 発明の開示

5

上記目的を達成するため、本発明に係る連結構造は、サ イドメンバと、クロスメンバと、ガセットと、を備える。 サイドメンバは、縦壁を有し、車体前後方向に沿って配置 10 される。サイドメンバの縦壁の車幅方向外面には、縦壁を 貫通する取付部材によって、リーフスプリングブラケット などの部品が固定される。クロスメンバは、車幅方向に配 置され、側壁と側壁の上下端からそれぞれ延びる上壁及び 下壁を有する。ガセットは、サイドメンバの縦壁に固定さ 15 れる縦板と、縦板の上下端から車幅方向内側へ延びてクロ スメンバの上壁及び下壁にそれぞれ固定される上下の横板 と、を有する。ガセットは、クロスメンバの車幅方向端部 とサイドメンバとを連結する。ガセットの縦板は、車幅方 向内側へ膨出するリブを有する。リブは、縦板の車幅方向 20 外面に凹部を区画形成する。取付部材のうちサイドメンバ の縦壁の車幅方向内面から突出する部分は、リブによって 区画された凹部内に収容される。これにより、ガセットの 縦板は、サイドメンバの縦壁の車幅方向内面に面接触した 状態で固定される。 25

上記連結構造を得るには、予め、クロスメンバにガセッ

10

トが固定され、サイドメンバに部品が取付部材によって固定される。その後、サイドメンバにガセットが固定される。このとき、取付部材のうちサイドメンバの縦壁の車幅方向内面から突出する部分は、リブによって区画された凹部材に収容される。これにより、ガセットの縦板は、取付部材と干渉することなくサイドメンバの縦壁の車幅方向内面に面接触する。従って、ガセットとサイドメンバとの間で強力を動力を表して組み付け、サイドメンバと部品とを1つのユニットとして組み付けた後、それらユニットとを1つのユニットとして組み付けた後、それらユニットとを1つのユニットとして組み付けた後、それらユニットに対して組み合わせることができ、組み付け作業性が向上する。

また、サイドメンバとクロスメンバとは、一つのガセットによって連結され、且つガセットの縦板はリブによって
15 補強されているので、別途補強部材を要することなく、サイドメンバとクロスメンバとの連結部分における剛性、特にクロスメンバを軸とした回転方向のねじり剛性を増大させることができる。

上記連結構造において、サイドメンバに横壁を設け、部20 品を第2取付部材によって横壁にも固定し、ガセットに第2リブを設けても良い。横壁は、縦壁の上端又は下端の一方から車幅方向内側へ向かって延びて、ガセットの上下の横板の一方と対向する。第2取付部材は、サイドメンバの横壁を貫通する。第2リブは、ガセットの一方の横板に形25 成され、サイドメンバの横壁と反対の方向へ膨出する。第2リブは、横壁との対向面に第2凹部を区画形成する。ガ

セットがサイドメンバに固定された状態で、第2取付部材のうちサイドメンバの横壁からガセットの一方の横板に向かって突出する部分と一方の横板との干渉は、第2凹部に

よって回避される。

固定状態を得ることができる。

上記構成では、部品を第2取付部材によってサイドメンバの横壁にも固定した場合であっても、第2取付部材とガセットとの干渉は第2リブに区画される第2凹部によって回避される。すなわち、ガセットとの干渉を生じることなく、リーフスプリングブラケットなどの部品をサイドメンバの縦壁と横壁の双方に固定することができ、より強固な

また、ガセットの一方の横板が第2リブによって補強されているので、サイドメンバとクロスメンバとの連結部分における剛性、特にクロスメンバを軸とした回転方向のねじり剛性をさらに増大させることができる。

さらに、横板の第2リブを縦板のリブから連続して形成 しても良い。これにより、両リブを分離独立して形成した 場合に比してその補強効果を著しく増大するので、ガセッ トの剛性を一段と増大させることができる。

20

15

### 図面の簡単な説明

図1は、本実施形態に係る連結構造の分解斜視図である。

図2は、図1の組み付け後の状態を示す平面図である。図3は、図2のサイドメンバの上横板の一部を破断した

25 要部拡大図である。

図4は、図3のIV-IV線における断面図である。



図5Aは、従来の連結構造を示す要部断面図である。

図5日は、図5日の側面図である。

図6Aは、従来の他の連結構造を示す要部断面図である。

図6日は、図6日の側面図である。

5

発明を実施するための最良の形態

以下、本発明の一実施形態を、図面に基づいて説明する。

図1は本実施形態に係る連結構造の分解斜視図、図2は 図1の組み付け後の状態を示す平面図、図3は図2のサイ 10 ドメンバの上横板の一部を破断した要部拡大図、図4は図 3の IV-IV 線における断面図である。なお、以下の説明に おいて、前後方向は車体の前後方向であり、左右方向は車 体前方へ向いた状態での左右方向である。

図1及び図2に示すように、シャシフレーム付き自動車の車体下部には、シャシフレームとしての左右一対のサイドメンバ1とクロスメンバ5とが設けられている。サイドメンバ1は、車幅方向左右両側で車体前後方向に沿って延びる。クロスメンバ5は、車幅方向に沿って延びる。各サイドメンバ1は、縦壁2と2つの横壁(上横壁3と下横壁2の上下端からそれぞれ曲折されて車幅方向内側へ延びる。各サイドメンバ1は、車幅方向内側へ延びる。各サイドメンバ1は、車幅方向内側へ延びる。各サイドメンバ1は、車幅方向内側へ列口するように配置されている。

クロスメンバ 5 は、側壁 6 と上壁 7 と下壁 8 とを備えた 25 略 U 状断面を有する。上壁 7 及び下壁 8 は、側壁 6 の上下 端からそれぞれ曲折されて車体前後方向の一方へ延びる。 クロスメンバ 5 は、 2 つのサイドメンバ 1 の間で車体前後

方向の一方へ開口するように配置されている。クロスメンバ5の左右両端は、それぞれガセット9を介してサイドメンバ1に連結されている。

5 各ガセット 9 は、縦板 1 0 と、上下の横板(上横板 1 1 と下横板 1 2 )と、を有する。縦板 1 0 は、サイドメンバ 1 の縦壁 2 に固定される。上下の横板 1 1 1 2 は、縦板 1 0 の上下端からそれぞれ曲折され、車幅方向内側へ延びて、クロスメンバ 5 の上壁 7 及び下壁 8 にそれぞれ固定される。ガセット 9 の上横板 1 1 及び下横板 1 2 は、それぞれクロスメンバ 5 の上壁 7 の上面及び下壁 8 の下面に面接触した状態で、リベット 3 0 ,3 1 によって固定されている。

図4に示すように、サスペンション機構(図示外)を支 持するためのリーフスプリングブラケット13は、上取付 15 板部14と下取付板部15とを有する。上取付板部14は、 取付部材としてのリベット16によって、サイドメンバ1 の縦壁2の車幅方向外面に固定される。リベット16は、 縦壁2を貫通する。下取付板部15は、第2取付部材とし てのリベット17によって、サイドメンバ1の下横壁4の 20 下面に固定される。リベット17は、下横壁4を貫通する。 ガセット 9 の縦板 1 0 とリーフスプリングブラケット 1 3 の上取付板部14とは、サイドメンバ1の縦壁2を挟んで 相対向する。ガセット9の下横板12とリーフスプリング ブラケット13の下取付板部15とは、サイドメンバ1の 25 下横壁4を挟んで相対向する。このようにリーフスプリン

10

25



グブラケット13をサイドメンバ1とクロスメンバ5との連結部分に固定する理由は、サスペンション機構に作用する荷重をサイドメンバ1とクロスメンバ5とに分散させて、サスペンション機構を確実に支持するためである。

図4に示すように、ガセット9の縦板10には、車幅方

- 向内側へ膨出する2本のリブ18が、それぞれ上下方向に沿って略直線状に形成されている。各リブ18は、サイドメンバ1の縦壁2と対向する縦板10の車幅方向外面に、溝状の凹部19を区画する。各リブ18の上下端は、縦板10の上下端に達している。ガセット9の上横板11には、2本の上リブ20が形成されている。各上リブ20は、下方へ膨出し、各リブ18の上端から連続して車幅方向内側へ略直線状に延びる。同様に、ガセット9の下横板12には、第2リブとしての2本の下リブ21が形成されている。
- 4 下リブ21は、上方へ膨出し、各リブ18の下端から連続して車幅方向内側へ略直線状に延びる。各上リブ20は、サイドメンバ1の上横壁3と対向する上横板11の上面に溝状の上凹部22を区画する。各下リブ21は、サイドメンバ1の下横壁4と対向する下横板12の下面に第2凹部20としての溝状の下凹部23を区画する。

各リブ18の凹部19は、リーフスプリングブラケット 13の側方を固定するリベット16のうちサイドメンバ1 の縦壁2の車幅方向内面から突出する部分16aを確実に 収容する位置及び大きさ(幅及び深さ)に設定されている。 これにより、ガセット9の縦板10は、リベット16と干 渉することなく、サイドメンバ1の縦壁2の車幅方向内面

10



に面接触した状態で固定される。また、図3に示すように、サイドメンバ1の縦壁2とガセット9の縦板10との固定は、リーフスプリングブラケット13の車体前後方向両側に配置されたリベット24によって行われる。

図4に示すように、各下リブ21の下凹部23は、ガセット9がサイドメンバ1に固定された状態で、リーフスプリングブラケット13の下方を固定するリベット17のうちサイドメンバ1の下横壁4からガセット9の下横板12に向かって上方へ突出する部分17aと下横板12との干渉を確実に回避する位置及び大きさ(幅及び深さ)に設定されている。

次に、本実施形態の作用を説明する。

サイドメンバ1とクロスメンバ5とを連結するときは、 図1に示すように、クロスメンバ5の上壁7及び下壁8の 左右両端に、ガセット9の上横板11及び下横板12を、 15 リベット30,31によって固定する。サイドメンバ1の 縦壁2の車幅方向外面及び下横壁4の下面に、リーフスプ リングブラケット13の上取付板部14及び下取付板部1 5 を、リベット16,17によって固定する。そして、サ イドメンバ1の縦壁2の車幅方向内面にガセット9の縦板 20 10の外面を突き当てて、両者をリベット24(図2及び 図3に示す)によって固定する。このとき、図4に示すよ うに、リベット16のうちサイドメンバ1の縦壁2の車幅 方向内面から突出する部分16aはリブ18によって区画 された凹部19内に収容される。このため、ガセット9の 25 縦板10は、リベット16と干渉することなくサイドメン



バ1の縦壁2の車幅方向内面に面接触し、ガセット9とサイドメンバ1との間で強固な固定状態が得られる。すなわち、クロスメンバ5とガセット9とを1つのユニットとして組み付けた後に、それらて組み合わせて固定することができる。従って、組み立て作業において、3個以上の独立した部材を同時に組み合わせて固定する必要がなく、組み付け作業性が向上する。

- また、サイドメンバ1とクロスメンバ5とは、車幅方向 両端においてそれぞれ一つのガセット9によって連結され、 且つガセット9の縦板10はリブ18によって補強されて いる。このため、別途補強部材を要することなく、サイド メンバ1とクロスメンバ5との連結部分における剛性、特
  15 にクロスメンバ5を軸とした回転方向のねじり剛性を増大 させることができる。従って、例えば車両走行中にシャシ フレームが捩れるような外力が作用した場合であっても、 サイドメンバ1とクロスメンバ5との連結部分の変形や損 傷を確実に防止することができる。
- また、リベット17のうちサイドメンバ1の下横壁4の上面から突出する部分17aと下横板12との干渉は、下リブ21によって区画された下凹部23によって回避される。リーフスプリングブラケット13は、リベット16,17によって、サイドメンバ1の縦壁2及び下横壁4の双25 方に固定される。このため、リーフスプリングブラケット13がサイドメンバ1によって一段と強固に支持される。



さらに、ガセット9の上横板11及び下横板12は、上 リブ20及び下リブ21によってそれぞれ補強されている。 このため、サイドメンバ1とクロスメンバ5との連結部分 における剛性、特にクロスメンバ5を軸とした回転方向の ねじり剛性がさらに増大する。特に本実施形態では、上リ ブ20及び下リブ21がリブ18の上下端から連続して延 びている。このため、各リブ18,20,21を分離独立 して形成した場合に比してその補強効果が著しく増大し、 ガセット9全体としての剛性が一段と向上する。

10 このように、本実施形態に係るサイドメンバ1とクロスメンバ5との連結構造によれば、補強に起因する構造の複雑化や重量化を招くことなく、十分な剛性の確保と組み付け作業性の向上とを同時に達成することができる。

なお、本実施形態では、ガセット9の縦板10のリブ1 8を上下方向に沿って略直線状に形成したが、本発明はこれに限定されるものではなく、例えば、その方向を車体前後方向や斜め方向に設定しても良い。但し、ガセット9全体の剛性の向上の観点からガセット9の縦板10のリブを上横板11の上リブや下横板12の下リブと連続して形成することが望ましいことを鑑みると、縦板10のリブの方向は本実施形態のような上下方向が好ましい。

また、取付部材及び第2取付部材として、共にリベット 16,17を用いたが、本発明はこれに限定されるもので はなく、例えば、ボルト及びナットなどを用いても良い。

25 また、リーフスプリングブラケット13をサイドメンバ 1の下横壁4に固定したが、これに代えて又は加えて、リ



ーフスプリングブラケット13をサイドメンバ1の上横壁3に固定しても良い。この場合、下横壁4の場合と同様に、リーフスプリングブラケット13を上横壁3に固定するための取付部材(例えば、リベット)のうちサイドメンバ1の上横壁3の下面から下方へ突出する部分とガセット9の上横板11との干渉を上リブ20によって区画された上凹部22によって回避するように構成すれば良い。

さらに、本実施形態では、サイドメンバ1に固定する部品としてリーフスプリングブラケット13について説明したが、他の部品が固定される場合であっても、本発明を適用することができる。

以上説明したように、本発明によれば、構造の重量化及び複雑化を招くことなく十分な剛性を得ることができ、且つ組み付け作業性の良好なサイドメンバとクロスメンバとの連結構造を得ることができる。

最後に、上述の実施の形態は本発明の一例である。このため、本発明は上述の実施の形態に限定されることはなく、この実施の形態以外であっても、本発明に係る技術的思想を逸脱しない範囲であれば、設計等に応じて種々の変更が可能であることは勿論であることを付け加えておく。

### 産業上の利用の可能性

本発明は、車体のシャシフレームを構成するサイドメンバとクロスメンバとの連結構造に広く適用可能である。

15

20

### 請求の範囲

- 1. 縦壁を有し、車体前後方向に沿って配置されるサイドメンバと、
- 前記サイドメンバの縦壁を貫通する取付部材によって前 記縦壁の車幅方向外面に固定される部品と、

側壁と、前記側壁の上端から延びる上壁と、前記側壁の下端から延びる下壁と、を有し、車幅方向に沿って配置されるクロスメンバと、

- 10 前記サイドメンバの縦壁に固定される縦板と、前記縦板の上端から車幅方向内側へ延びて前記クロスメンバの上壁に固定される上横板と、前記縦板の下端から車幅方向内側へ延びて前記クロスメンバの下壁に固定される下横板と、を有し、前記クロスメンバの車幅方向端部と前記サイドメンバとを連結するガセットと、を備え、
  - 前記ガセットの縦板は、車幅方向内側へ膨出するリブを有し、

前記リブは、前記縦板の車幅方向外面に凹部を区画形成し、

- 20 前記取付部材のうち前記サイドメンバの縦壁の車幅方向内面から突出する部分は前記凹部内に収容され、これにより、前記ガセットの縦板が前記サイドメンバの縦壁の車幅方向内面に面接触した状態で固定される
- ことを特徴とするサイドメンバとクロスメンバとの連結 25 構造。



2. 請求項1に記載の連結構造であって、

前記サイドメンバは、前記縦壁の上端及び下端の一方から車幅方向内側へ向かって延びて前記ガセットの上下の横板の一方と対向する横壁を備え、

が記部品は、前記サイドメンバの横壁を貫通する第2取付部材によって前記横壁に固定され、

前記一方の横板は、前記横壁と反対の方向へ膨出する第2 リブを有し、

前記第2リブは、前記横壁との対向面に第2凹部を区画 10 形成し、

前記ガセットが前記サイドメンバに固定された状態で、 前記第2取付部材のうち前記サイドメンバの横壁から前記 ガセットの一方の横板に向かって突出する部分と前記一方 の横板との干渉は、前記第2凹部によって回避される

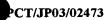
15 ことを特徴とするサイドメンバとクロスメンバとの連結 構造。

3. 請求項2に記載の連結構造であって、

前記ガセットの縦板のリブは、前記横板の第 2 リブと連 20 続している

ことを特徴とするサイドメンバとクロスメンバとの連結構造。

4. 請求項1又は請求項2に記載の連結構造であって、25 前記部品は、リーフスプリングブラケットである



ことを特徴とするサイドメンバとクロスメンバとの連結構造。

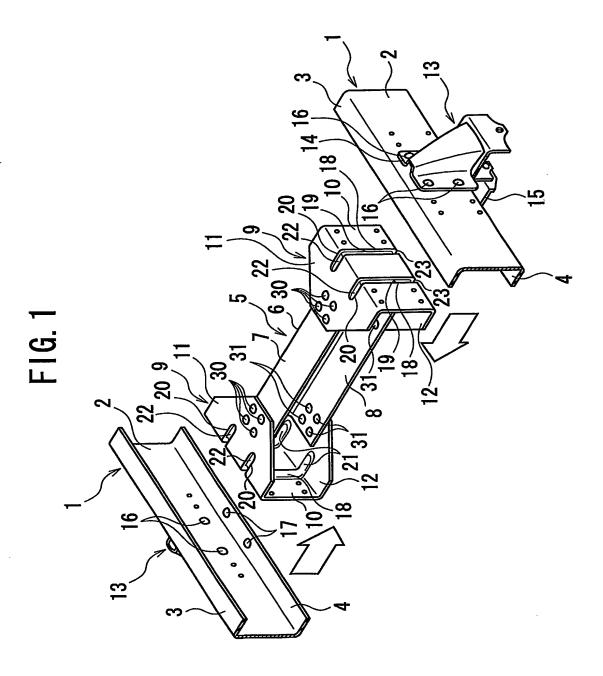


FIG. 2

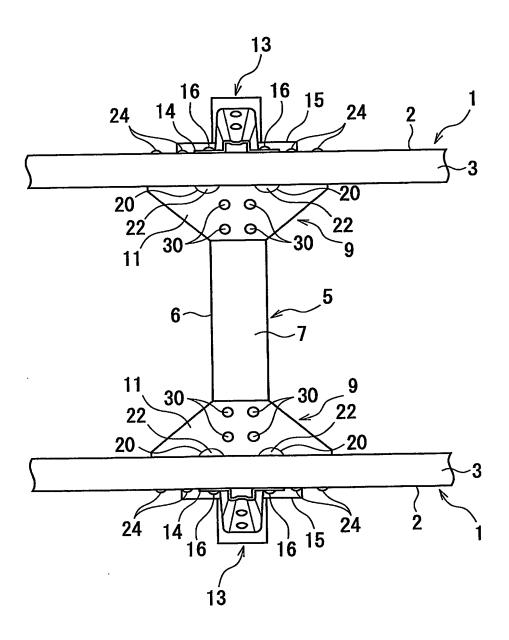


FIG. 3

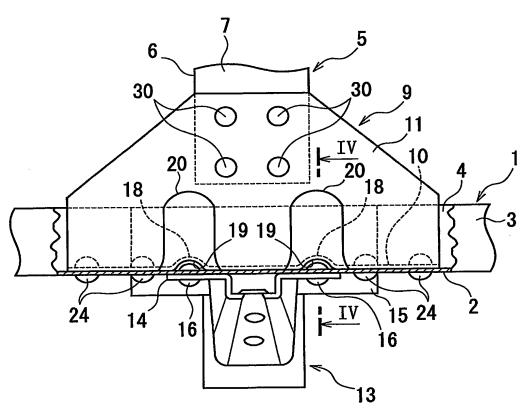


FIG. 4

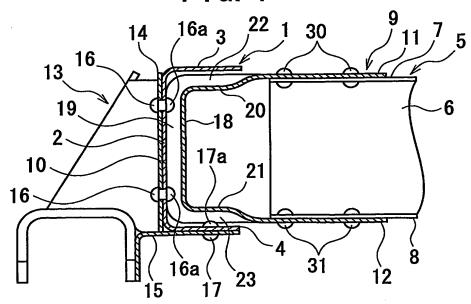


FIG. 5A

FIG. 5B

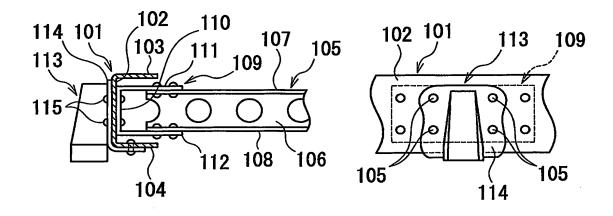
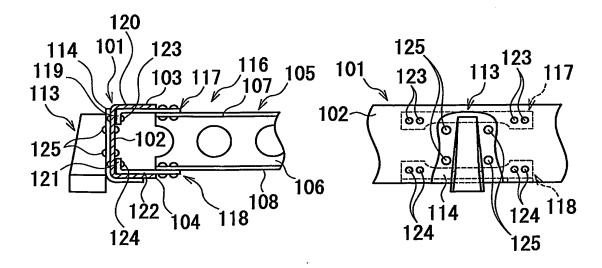


FIG. 6A

FIG. 6B

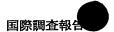




A. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER Int.Cl <sup>7</sup> B62D21/02, B62D21/11					
According to International Patent Classification (IPC) or to both national classification and IPC					
B. FIELDS	SEARCHED				
B. FIELDS SEARCHED  Minimum documentation searched (classification system followed by classification symbols)  Int.Cl <sup>7</sup> B62D21/00, B62D21/02, B62D21/11, B62D25/20					
Documentation searched other than minimum documentation to the extent that such documents are included in the fields searched  Jitsuyo Shinan Koho 1926–1996 Toroku Jitsuyo Shinan Koho 1994–2003  Kokai Jitsuyo Shinan Koho 1971–2003 Jitsuyo Shinan Toroku Koho 1996–2003					
Electronic d	Electronic data base consulted during the international search (name of data base and, where practicable, search terms used)				
C. DOCU	MENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT				
Category*	Citation of document, with indication, where ap	propriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.		
Y	JP 2500718 Y2 (Nissan Diesel 28 March, 1996 (28.03.96), (Family: none)	Motor Co., Ltd.),	1-4		
Y	CD-ROM of the specification a the request of Japanese Utility 84265/1991 (Laid-open No. 267 (Hino Motors, Ltd.), 06 April, 1993 (06.04.93), (Family: none)	y Model Application No.	1-4		
Y	JP 9-506055 A (AB Volvo), 17 June, 1997 (17.06.97), & WO 95/10442 A		1-4		
× Furth	er documents are listed in the continuation of Box C.	See patent family annex.			
* Special categories of cited documents:  "A" document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance  "E" earlier document but published on or after the international filing date  "L" document which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified)  "O" document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means  "P" document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed		"T" later document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the invention document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered to involve an inventive step when the document is combined with one or more other such documents, such combination being obvious to a person skilled in the art document member of the same patent family			
		Date of mailing of the international sear 20 May, 2003 (20.0)			
Name and mailing address of the ISA/ Japanese Patent Office		Authorized officer			
Facsimile No.		Telephone No.	· .		



C (Continuation). DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT				
Category*	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.		
Y	JP 7-7261 Y2 (Mitsubishi Motors Corp.), 22 February, 1995 (22.02.95), (Family: none)	1-4		
Y	JP 8-29721 B2 (Mitsubishi Motors Corp.), 27 March, 1996 (27.03.96), (Family: none)	1-4		
Y	JP 2593019 Y2 (Nissan Diesel Motor Co., Ltd.), 29 January, 1999 (29.01.99), (Family: none)	1-4		
A	JP 6-298119 A (Mitsubishi Motors Corp.), 25 October, 1994 (25.10.94), (Family: none)	1-4		
A	JP 8-282533 A (Isuzu Motors Ltd.), 29 October, 1996 (29.10.96), (Family: none)	1-4		
A	JP 3195910 B2 (Press Kogyo Co., Ltd.), 01 June, 2001 (01.06.01), (Family: none)	1-4		
A	JP 2000-309282 A (Hino Motors, Ltd.), 07 November, 2000 (07.11.00), (Family: none)	1-4		
A	JP 8-5402 B2 (Mitsubishi Motors Corp.), 24 January, 1996 (24.01.96), (Family: none)	1-4		
A	JP 2571568 B2 (Nissan Motor Co., Ltd.), 24 October, 1996 (24.10.96), (Family: none)	1-4		
ì				



A. 発明の原 Int.		1/11			
B. 調査を行	「った分野」				
調査を行った最	b小限資料(国際特許分類(IPC))	- / · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	Deanas		
Int. Cl. B62D21/00, B62D21/02, B62D21/11, B62D25/20					
月. 小四次处心门力	トの資料で調査を行った分野に含まれるもの				
取小胶質外以为	新案公報 1926-1996年				
口不图关用	実用新案公報 1971-2003年				
日本国公開:	実用新案公報 1971 2003年 実用新案公報 1994-2003年				
	新案登録公報 1996-2003年				
口	利条金数公和 1990 2003年				
国際調査で使用	目した電子データベース (データベースの名称、	調査に使用した用語)			
1					
	<u> </u>				
C. 関連する	<b>6と認められる文献</b>	<u> </u>			
引用文献の			関連する		
カテゴリー*	引用文献名 及び一部の箇所が関連すると	きは、その関連する箇所の表示	請求の範囲の番号		
			1 - 4		
Y	JP 2500718 Y2 (日産ディ	「一七ル工業休氏云社」 13	1 4		
	96.03.28 (ファミリーなし)	'			
Y	日本国実用新案登録出願3-8426	55号(日本国実用新案登録出	1-4		
*	顧公開5-26746号)の願書に初	そけ1 た明細事及び図面の内容			
	願公用 5 一 2 0 7 4 0 万)の願音に初				
	を記録したCDーROM(日野自動車	1 上美株式会社) 1 9 9 3.			
	04.06 (ファミリーなし)				
Y	JP 9-506055 A (アーベー	- ボルボ) 1997.0	1-4		
1 *	6. 17 & WO 95/1044				
l			1 - 4		
Y	JP 7-7261 Y2(三菱自動車	B上美株式会任/ 1995.	1 - 4		
	02.22 (ファミリーなし)				
			<u> </u>		
又に細の続き	きにも文献が列挙されている。	□ パテントファミリーに関する別	紙を参照。		
* 引用文献(	<b>のカテゴリー</b>	の日の後に公表された文献			
「A」特に関	車のある文献ではなく、一般的技術水準を示す	「T」国際出願日又は優先日後に公表さ	された文献であって		
もの	T	出願と矛盾するものではなく、	発明の原理又は理論		
	顔日前の出願または特許であるが、国際出願日	の理解のために引用するもの			
	公表されたもの	「X」特に関連のある文献であって、	当該文献のみで発明		
	主張に疑義を提起する文献又は他の文献の発行	の新規性又は進歩性がないと考	えられるもの		
	と派に疑惑を促起する人間人は他の人間の方になった。	「Y」特に関連のある文献であって、			
古者しくは他の特別な理由を確立するために引用する 「「」特に関連のある人間であって、「この人間に こうで 文献 (理由を付す) 上の文献との、当業者にとって自明である組合せに					
人間と	<sup>毎四を刊りり</sup> よる開示、使用、展示等に言及する文献	よって進歩性がないと考えられ			
「り」日頭に	あり前で、 かっ個先接の主張の其殊レガス出願。	「&」同一パテントファミリー文献	- <del>-</del>		
「P」国際出願日前で、かつ優先権の主張の基礎となる出願 「&」同一パテントファミリー文献					
国際調査を完了した日 国際調査報告の発送日 00 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0					
国际調査を元	国際調査を完了した日				
		- 0.00.0			
(三) (MX (SEP - AC-140) 日日)	の名称及びあて失	特許庁審査官(権限のある職員)	3D 9255		
国際調査機関の名称及びあて先 特許庁審査官(権限のある職員) (11) 3D 925 山内 康明			()L		
郵便器号100-8915			V		
			内線 3341		
東京都千代田区霞が関三丁目4番3号 電話番号 03-3581-1101 円線 3341					

国際調査報色	

C (続き).	関連すると認められる文献	
引用文献の	引用文献名 及び一部の箇所が関連するときは、その関連する箇所の表示	関連する 請求の範囲の番号
カテゴリー* Y	JP 8-29721 B2 (三菱自動車工業株式会社) 199 6.03.27 (ファミリーなし)	1-4
Y	6.03.27 (ファミリーなじ)   JP 2593019 Y2 (日産ディーゼル工業株式会社) 19   99.01.29 (ファミリーなし)	1-4
A	JP 6-298119 A (三菱自動車工業株式会社) 199 4.10.25 (ファミリーなし)	1-4
A	JP 8-282533 A (いすゞ自動車株式会社) 1996. 10.29 (ファミリーなし)	1-4
A	JP 3195910 B2 (プレス工業株式会社) 2001.0   6.01 (ファミリーなし)	1-4
A	JP 2000-309282 A (日野自動車株式会社) 200 0.11.07 (ファミリーなし)	1-4
A	JP 8-5402 B2 (三菱自動車工業株式会社) 1996.   01.24 (ファミリーなし)	1-4
A	JP 2571568 B2 (日産自動車株式会社) 1996.1 0.24 (ファミリーなし)	$\begin{vmatrix} 1-4 \end{vmatrix}$
		•
:		